日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office

出願年月日

Date of Application:

2002年 8月29日

出 願 番 号

Application Number:

特願2002-250438

[ST.10/C]:

[JP2002-250438]

出 願 人
Applicant(s):

株式会社デンソー

2003年 6月27日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office



【書類名】

特許願

【整理番号】

P14-08-025

【提出日】

平成14年 8月29日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

F02D 9/10

F02D 33/10

F02M 35/10

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内

【氏名】

鈴木 康弘

【特許出願人】

【識別番号】

000004260

【氏名又は名称】 株式会社デンソー

【代理人】

【識別番号】 100080045

【弁理士】

【氏名又は名称】 石黒 健二

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 014476

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9004764

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 内燃機関のスロットルバルブ装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】

- (a) 内燃機関への吸入空気量を制御するスロットルバルブと、
- (b) このスロットルバルブを開閉可能に収容するボア内管、およびこのボア 内管の外周側に設けられたボア外管を有するスロットルボディと を備え、

前記ボア内管の外周と前記ボア外管の内周との間には、前記スロットルボディ 内に浸入する水分を塞き止めるための空間が設けられた内燃機関のスロットルバ ルブ装置において、

前記スロットルボディは、前記ボア内管の外周側を周方向に取り囲むように前 記ボア外管を配置した二重管構造とされ、

前記空間は、前記スロットルボディ内に流入する水分の流れ状況に応じた最適な位置で、且つ必要な大きさとなるように設けられていることを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項2】

請求項1に記載の内燃機関のスロットルバルブ装置において、

前記スロットルボディは、前記ボア外管内に前記ボア内管を配置し、且つ前記ボア外管の軸心に対して前記ボア内管の軸心を偏心させた二重管構造に形成されていることを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項3】

請求項2に記載の内燃機関のスロットルバルブ装置において、

前記空間は、前記ボア内管の外周と前記ボア外管の内周との間に形成された環 状空間であり、

前記環状空間を、周方向の全周に渡って隔壁で仕切り、

少なくとも前記隔壁よりも上流側の環状空間を、前記スロットルバルブよりも 上流側から流入する水分を塞き止める塞き止め凹部として用いることを特徴とす る内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項4】

請求項1に記載の内燃機関のスロットルバルブ装置において、

前記スロットルボディは、前記ボア内管の外周側に前記ボア外管を部分的に配置し、且つ前記ボア外管の軸心に対して前記ボア内管の軸心を偏心させた部分二重管構造に形成されていることを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項5】

請求項4に記載の内燃機関のスロットルバルブ装置において、

前記空間を、前記ボア内管の外周より径方向の前記ボア外管側に延ばされた隔壁または延長壁で仕切り、

少なくとも前記隔壁または前記延長壁よりも上流側の空間を、前記スロットルバルブよりも上流側から流入する水分を塞き止める塞き止め凹部として用いることを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項6】

請求項1ないし請求項5のうちのいずれか1つに記載の内燃機関のスロットル バルブ装置において、

前記空間は、前記スロットルボディの搭載姿勢に対応した位置で、且つ必要な大きさを持つように、前記ボア外管の軸心に対して前記ボア内管の軸心を偏心させることで設けられていることを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項7】

請求項1ないし請求項6のうちのいずれか1つに記載の内燃機関のスロットル バルブ装置において、

前記スロットルボディは、前記ボア内管が円管形状に形成され、前記ボア外管 が楕円管形状または長円管形状に形成されていることを特徴とする内燃機関のス ロットルバルブ装置。

【請求項8】

請求項1ないし請求項7のうちのいずれか1つに記載の内燃機関のスロットル バルブ装置において、

前記ボア内管は、吸入空気の流れ方向に対して傾斜して設けられていることを 特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項9】

請求項1ないし請求項8のうちのいずれか1つに記載の内燃機関のスロットルバルブ装置において、

前記空間または前記環状空間または前記塞き止め凹部は、車両の吸気システムのレイアウトまたは前記スロットルボディの搭載姿勢に応じて最適な形状および 最適な大きさとなるように設けられていることを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項10】

請求項1ないし請求項8のうちのいずれか1つに記載の内燃機関のスロットル バルブ装置において、

前記空間または前記環状空間または前記塞き止め凹部は、ブローバイガス還元、装置用の流量調整弁またはアイドル回転速度制御弁を設置する側の方が前記流量 調整弁または前記アイドル回転速度制御弁を設置しない側よりも径方向の幅を大きくしたことを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【請求項11】

請求項1ないし請求項8のうちのいずれか1つに記載の内燃機関のスロットル バルブ装置において、

前記空間または前記環状空間または前記塞き止め凹部は、天地方向の地側の方が天地方向の天側よりも径方向の幅を大きくしたことを特徴とする内燃機関のスロットルバルブ装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、冬季等の寒冷時にスロットルバルブの上流側から吸気管の内周面を 伝わってくる水分によるスロットルバルブの凍結を防止する機能を備えた内燃機 関のスロットルバルブ装置に関するもので、特にスロットルバルブを回転自在に 収容保持するスロットルボディのボア部の小型化に係わる。

[0002]

【従来の技術】

従来より、冬季等の寒冷時にスロットルバルブ101の上流側から吸気管の内 周面を伝わってスロットルボディのボア部102内に流入するPCV水分(例え ばスロットルバルブ101よりも上流側の出口孔より吸気管内に流入するブロー バイガス還元装置からの水分)がスロットルバルブ101の閉鎖位置で塞き止め られて凍結または氷結し(図13参照)、エンジンが不調となるのを防止する目 的で、次のようなスロットルバルブ装置が提案されている。

[0003]

それは、図14に示したように、スロットルボディのボア部202が耐熱性樹脂の一体成形によりボア外管211内にそれよりも吸入空気の流れ方向に少し短いボア内管212を同心状に配置した二重管構造となっていて、ボア内管212で吸気通路203が形成されてその中央部に軸を介してスロットルバルブ201が組み込まれている。そして、ボア外管211とボア内管212との間に形成される環状空間がそのほぼ中央で全周に渡って円環板状の隔壁204で仕切られており、この隔壁204よりも上流側の環状空間または隔壁204よりも下流側の環状空間が吸気管の内周面を伝わってスロットルボディのボア外管211内に流入してくる上流PCV水分を塞き止める塞き止め凹部(水分トラップ溝)221、222となっている(例えば、特許文献1参照)。

[0004]

【特許文献1】

特開平9-32590号公報(第3-5頁、図1-図2)

[0005]

【発明が解決しようとする課題】

ところが、従来のスロットルバルブ装置においては、図14に示したように、スロットルボディのボア部202のボア外管211の軸心とボア内管212の軸心とが同心状に配置され、且つボア外管211とボア内管212との間の円環状空間が全周に渡って円環板状の隔壁204で仕切られている。このため、塞き止め凹部(トラップ溝)221、222の径方向の幅が全周に渡って均等な幅を持つことになるので、スロットルボディのボア部202の径方向寸法が大きくなり、スロットルボディのボア部202が大型化するという問題が生じる。

[0006]

また、車両の吸気システムのレイアウトの違い、あるいは I S C バルブ (スロットルバルブのバイパス通路を流れる空気量を調整してアイドル回転速度を制御する弁:アイドル回転速度制御弁)の設置位置、あるいは車両へのスロットルボディの搭載姿勢の違いにより、スロットルバルブの上流側または下流側から流入する水分の流れ方や水分の量が変わる。よって、スロットルボディ内に流入する水分の流れ状況に応じた最適な位置で、且つ必要な大きさの塞き止め凹部を設けることが望ましい。

[0007]

【発明の目的】

本発明の目的は、スロットルボディ内に流入する水分の流れ状況に応じた最適な位置で、且つ必要な大きさの空間または環状空間または塞き止め凹部を設けることのできる内燃機関のスロットルバルブ装置を提供することにある。また、スロットルボディの小型化を図りながら、エンジン冷却水を導入することなく、スロットルバルブの凍結を防止することのできる内燃機関のスロットルバルブ装置を提供することにある。

[0008]

【課題を解決するための手段】

請求項1に記載の発明によれば、スロットルボディを、スロットルバルブを開閉可能に収容するボア内管の外周側を周方向に取り囲むようにボア外管を配置した二重管構造とし、且つボア内管の外周とボア外管の内周との間に形成される空間を、スロットルボディ内に流入する水分の流れ状況に応じた最適な位置で、且つ必要な大きさとなるように設けたことにより、車両の吸気システムのレイアウト、あるいはISCバルブの設置位置、あるいは車両へのスロットルボディの搭載姿勢が異なって、スロットルバルブの上流側または下流側から流入する水分の流れ方や水分の量が変化しても、確実に空間内で水分を塞き止めることができるので、エンジン冷却水を導入することなく、スロットルバルブの凍結を防止することができる。

[0009]

請求項2に記載の発明によれば、スロットルボディを、ボア外管内にボア内管を配置し、且つボア外管の軸心に対してボア内管の軸心を偏心させた二重管構造に形成したことにより、スロットルボディの径方向寸法が小さくなり、スロットルボディを小型化することができる。また、請求項3に記載の発明によれば、少なくとも隔壁よりも上流側の環状空間を、塞き止め凹部として用いることにより、スロットルバルブよりも上流側からスロットルボディ内に流入する水分が塞き止め凹部で塞き止められ、スロットルバルブに到達することを防止できる。これにより、スロットルボディの小型化を図りながら、エンジン冷却水を導入することなく、冬季等の寒冷時にスロットルバルブが閉鎖位置で凍結することを防止できるので、エンジンが不調となるのを防止することができる。

[0010]

請求項4に記載の発明によれば、スロットルボディを、ボア内管の外周側にボア外管を部分的に配置し、且つボア外管の軸心に対してボア内管の軸心を偏心させた部分二重管構造に形成したことにより、スロットルボディの径方向寸法が小さくなり、スロットルボディを小型化することができる。また、請求項5に記載の発明によれば、少なくとも隔壁または延長壁よりも上流側の空間を、塞き止め凹部として用いることにより、スロットルバルブよりも上流側からスロットルボディ内に流入する水分が塞き止め凹部で塞き止められ、スロットルバルブに到達することを防止できる。これにより、スロットルボディの小型化を図りながら、エンジン冷却水を導入することなく、冬季等の寒冷時にスロットルバルブが閉鎖位置で凍結することを防止できるので、エンジンが不調となるのを防止することができる。

[0011]

請求項6に記載の発明によれば、空間は、スロットルボディの搭載姿勢に対応した位置で、且つ必要な大きさを持つように、ボア外管の軸心に対してボア内管の軸心を偏心させることで設けられていることを特徴としている。また、請求項7に記載の発明によれば、スロットルボディには、円管形状のボア内管および楕円管形状または長円管形状のボア外管が設けられている。これにより、ボア外管の軸心に対してボア内管の軸心を容易に偏心させることができる。

[0012]

請求項8に記載の発明によれば、スロットルボディのボア内管を、吸入空気の流れ方向に対して傾斜して設けたことにより、最適な位置で、且つ必要な大きさの空間または環状空間または塞き止め凹部を設けることができる。また、請求項9に記載の発明によれば、車両の吸気システムのレイアウトまたはスロットルボディの搭載姿勢に応じて最適な形状および最適な大きさとなるように空間または環状空間または塞き止め凹部を設けることができる。

[0013]

請求項10に記載の発明によれば、ブローバイガス還元装置用の流量調整弁またはアイドル回転速度制御弁を設置する側の方が流量調整弁またはアイドル回転速度制御弁を設置しない側よりも径方向の幅を大きくすることで、流量調整弁またはアイドル回転速度制御弁を設置する側の方が流量調整弁またはアイドル回転速度制御弁を設置しない側よりも内容積の広い空間または環状空間または塞き止め凹部を設けることができる。これにより、スロットルバルブへの水分の流入防止よりも、ブローバイガス還元装置用の流量調整弁またはアイドル回転速度制御弁への水分の流入防止を優先させることができる。

[0014]

請求項11に記載の発明によれば、車両の吸気システムのレイアウトの違いまたはスロットルボディの搭載姿勢の違いに拘わらず、水分が集まり易い天地方向の地側の方が天地方向の天側よりも径方向の幅を大きくすることで、天地方向の地側の方が天地方向の天側よりも内容積の広い空間または環状空間または塞き止め凹部を設けることができる。

[0015]

【発明の実施の形態】

[第1実施形態の構成]

図1および図2は本発明の第1実施形態を示したもので、図1はスロットルバルブ装置を示した図で、図2はスロットルボディのボア部構造を示した図である

[0016]

本実施形態のスロットルバルブ装置は、自動車のアクセルペダル(図示せず)の踏み加減に基づいて内燃機関(以下エンジンと呼ぶ)に流入する吸入空気量を制御することで、エンジンの回転速度をコントロールするものである。このスロットルバルブ装置は、エンジンの吸入空気量を制御するスロットルバルブ1と、このスロットルバルブ1と一体的に回転するスロットルバルブシャフト(以下シャフトと略す)2と、スロットルバルブ1およびそのシャフト2を駆動するためのスロットルレバー3と、スロットルバルブ1およびそのシャフト2の回転角度を検出するスロットルポジションセンサ4と、スロットルバルブ1およびそのシャフト2を開閉可能に収容保持するための円管形状のボア部5を有するスロットルボディ6とを備えている。

[0017]

スロットルバルブ1は、金属材または樹脂材により円板形状に形成されて、エンジンに吸入される吸入空気量を制御するバタフライ形の回転弁で、シャフト2に形成されたバルブ挿入孔(図示せず)内に差し込まれた状態で、シャフト2に固定ねじ等の締結具11を用いて締め付け固定されている。また、シャフト2は、スラストベアリング、ドライベアリングまたはボールベアリングという軸受構造によりスロットルボディ6の軸受部(図示せず)またはシャフト貫通孔(図示せず)内に回転自在に支持されており、金属材または樹脂材により丸棒形状に形成されている。

[0018]

スロットルレバー3は、金属材または樹脂材により形成されて、固定用ボルトやワッシャ等の締結具12を用いてシャフト2の一端部(図示右端部)に締め付け固定されている。そして、スロットルレバー3の略V字状部13には、アクセルペダルに連動するワイヤーケーブル(図示せず)が取り付けられている。また、スロットルレバー3の図示左端面とスロットルボディ6の図示右端面との間には、エンジンがアイドル回転速度の時に初期位置に戻すためのコイル状のリターンスプリング7が装着されている。そのリターンスプリング7の一端はスロットルレバー3の外周側に保持され、リターンスプリング7の他端はスロットルボディ6の外壁面に保持されている。

[0019]

スロットルポジションセンサ4は、シャフト2の他端部(図示左端部)に取り付けられて、シャフト2の図示左端部に固定されたロータ(図示せず)、このロータの内周側に取り付けられて、ロータと一体的に回転する磁界発生源である永久磁石(図示せず)、およびこの永久磁石に対向配置されて、永久磁石の磁力を受けてスロットルバルブ1の回転角度(開度)を検出する検出素子(ホール素子または磁気抵抗素子)等から構成されている。このスロットルポジションセンサ4は、エンジンへの吸気通路内におけるスロットルバルブ1およびそのシャフト2の開度を検出して、電気信号(スロットル開度信号)に変換した後に、エンジン制御装置(ECU)に送る。そのECUは、そのスロットル開度信号によってアクセルペダルがどの程度踏み込まれているかを判定して、エンジンへどれだけ燃料を噴射するかを判断する情報の1つとする。

[0020]

スロットルボディ6は、耐熱性樹脂材により一体成形され、スロットルバルブ1およびそのシャフト2を保持する装置で、エンジンのインテークマニホールドまたはサージタンク(図示せず)に、図示しないボルト、ナットや取付金具等の締結具を用いて気密的に締め付け固定される取付フランジ部14等を有している。また、スロットルボディ6のボア部5よりも図示右側の外側には、スロットルバルブ1が全閉した際にスロットルレバー3が当接する全閉ストッパ19が一体的に設けられている。

[0021]

また、スロットルボディ6のボア部5よりも図示左側の外側には、スロットルポジションセンサ4のロータ等の構成部品を収容する容器形状のセンサ収容部20が一体的に設けられている。そのセンサ収容部20には、その開口側を閉塞すると共に、スロットルポジションセンサ4の検出素子および外部接続端子(ターミナル)を保持固定するセンサカバー(センサ本体)30がボルト、締結ねじやタッピングスクリュー等の締結具を用いて取り付けられている。

[0022]

また、スロットルボディ6のボア部5は、円管形状のボア外管21内に円管形

状のボア内管22を配置した二重管構造に形成されており、ボア外管21は、エアクリーナ(図示せず)から吸気管(図示せず)を介して吸入空気を吸い込むための空気入口部(吸気通路)15、およびエンジンのサージタンクまたはインテークマニホールドに吸入空気を流入させるための空気出口部(吸気通路)17を有し、吸入空気の流れ方向に渡って略同一の内径および外径となるように樹脂材で一体成形されている。

[0023]

また、ボア内管22は、ボア外管21の樹脂成形時に同時成形され、ボア外管21よりも空気の流れ方向の寸法が短くなるように、すなわち、ボア外管21の空気入口部15よりも所定寸法だけ下流側の部位からボア外管21の空気出口部17よりも所定寸法だけ上流側の部位までの間に形成されている。また、ボア内管22内には、エンジンへの吸入空気が流れる吸気通路16が形成されており、その中央部にスロットルバルブ1およびそのシャフト2が回転自在に組み込まれている。

[0024]

そして、ボア外管21とボア内管22との間の環状空間がそのほぼ中央(スロットルバルブ1のシャフト2の軸心部の径方向)で全周に渡って隔壁23で仕切られている。そして、隔壁23よりも上流側の環状空間は、吸気管の内周面を伝わってボア外管21の空気入口部15内に流入する水分を塞き止めることで、スロットルバルブ1を開閉可能に収容するボア内管22内に水分が到達するのを防止するための塞き止め凹部(水分トラップ溝)24とされている。

[0025]

また、隔壁23よりも下流側の環状空間は、サージタンクの内周面を伝わってボア外管21の空気出口部17内に流入する水分を塞き止めることで、ボア内管22内に水分が到達するのを防止するための塞き止め凹部(水分トラップ溝)25とされている。なお、塞き止め凹部24は、スロットルバルブ1よりも上流側に向けて開口しており、また、塞き止め凹部25は、スロットルバルブ1よりも下流側に向けて開口している。

[0026]

ここで、本実施形態のボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)には、隔壁23で仕切られた上流側空間に連通する空気流入口31、隔壁23で仕切られた上流側空間に連通する空気流出口32が形成されている。そして、ボア外管21の図示上壁部の外周部には、図1に示したように、空気流入口31および空気流出口32を取り囲むようにバイパス通路形成部33が一体的に取り付けられている。なお、ボア外管21およびバイパス通路形成部33で囲まれた空間には、空気流入口31→バイパス通路形成部33内の通路34→空気流出口32の経路で空気が流れるバイパス通路35が形成されている。

[0027]

バイパス通路35は、スロットルバルブ1の上流側と下流側とを連通し、すなわち、隔壁23よりも上流側の環状空間(塞き止め凹部24)と隔壁23よりも下流側の環状空間(塞き止め凹部25)とを連通し、スロットルバルブ1を迂回する空気流路である。また、バイパス通路35には、ステッピングモータ29で駆動されるアイドル回転速度制御弁(アイドルスピード・コントロール・バルブ:以下ISCバルブと言う)9が装着されている。このISCバルブ9は、バイパス通路35を流れる空気量を調整してエンジンのアイドル回転速度を制御するものである。なお、ボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)に、ブローバイガス還元装置(PCV)の出口孔または蒸散防止装置のパージ用チューブが取り付けられていても良い。

[0028]

ここで、本実施形態のスロットルボディ6は、ISCバルブ9の弁体36により開度が調節されるバイパス通路(弁孔)35の空気流入口31または空気流出口32への水分の流入防止を優先させる目的で、図1および図2に示したように、円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を偏心させて配置することで、すなわち、ボア外管21の軸心に対してボア内管22の軸心を天地方向の地側に所定寸法だけ偏心させて配置することで、バイパス通路35側、つまりボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)側の塞き止め凹部24、25の方を、バイパス通路35とは逆側、つまりボア外管21の図示下壁部(天地方向の地側の壁部)側の塞き止め凹部24、25よりも内容積が大きく(広く)な

るようにしている。これにより、本実施形態では、バイパス通路35側、つまりボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)側の塞き止め凹部24、25の方が水分の塞き止め量(貯留量)が多くなる。

[0029]

[第1実施形態の作用]

次に、本実施形態のスロットルバルブ装置の作用を図1および図2に基づいて 簡単に説明する。

[0030]

運転者によってアクセルペダルが踏み込まれると、このアクセルペダルにワイヤーケーブルを介して機械的に連結されたスロットルレバー3が、リターンスプリング7の付勢力に抗してアクセルペダルの踏み込み量に対応した回転角度だけ回転する。これにより、スロットルバルブ1およびそのシャフト2がスロットルレバー3と同じ回転角度だけ回転することで、エンジンへの吸気通路16が所定の開度だけ開かれるので、エンジンの回転速度がアクセルペダルの踏み込み量に対応した速度に変更される。

逆に、運転者がアクセルペダルから足を離すと、リターンスプリング7の付勢力によりスロットルバルブ1、そのシャフト2、スロットルレバー3、ワイヤーケーブルおよびアクセルペダルが元の位置(アイドリング位置)まで戻される。これにより、エンジンへの吸気通路16が閉じられる。

[0031]

このとき、ISCバルブ9の開度に応じて、スロットルバルブ1の上流側からバイパス通路35を介してスロットルバルブ1の下流側へと吸入空気が流れる。これにより、エンジンに所定の吸入空気量の吸入空気が吸入されることになるので、混合比が濃くなり過ぎることはなく、エンジンストールを防止でき、ISCバルブ9の設定位置を制御することで、エンジンのアイドル回転速度を目標回転速度にコントロールすることができる。例えばアイドル回転速度を低く設定すれば燃費を向上できる。

[0032]

一方、スロットルボディ6には、冬季等の寒冷時でのアイシング防止用の塞き

止め凹部24、25が設けられている。なお、アイシングというのは、燃料(ガソリン)が気化するときの気化熱により、吸入空気が部分的に冷却された結果、高い湿度の空気中の水分が氷結する氷結現象、つまりスロットルバルブ1およびその周辺のボア内管22の内壁面に空気中の水分が氷となって付着する現象で、特に高湿度で約5℃前後の低温時に発生し易い。

[0033]

これを防止する目的で、スロットルボディ6のボア外管21内にボア内管22を配置して二重管構造とし、スロットルボディ6内の全周に渡って塞き止め凹部24がスロットルバルブ1の上流側に向かって開口しているので、スロットルバルブ1の上流側から吸気管の内周面を伝わってスロットルボディ6のボア外管21内に流入する水分を確実に塞き止め凹部24で塞き止めることができ、スロットルバルブ1が組み付け配置されるボア内管22に浸入することを防止できる。

また、スロットルボディ6内の全周に渡って塞き止め凹部25がスロットルバルブ1の下流側に向かって開口しているので、例えばサージタンク内で結露した水分がスロットルボディ6のボア外管21側に伝わってきても、その水分が塞き止め凹部25に流れ込んで溜められ、スロットルバルブ1が組み付け配置されるボア内管22に浸入することを防止できる。

[0034]

[第1実施形態の効果]

以上のように、本実施形態のスロットルバルブ装置のスロットルボディ6を、ボア外管21内に、スロットルバルブ1およびそのシャフト2が組み込まれるボア内管22を配置することで、スロットルボディ6を二重管構造に形成している。そして、ボア外管21とボア内管22との間に形成される環状空間(隙間)を、スロットルボディ6のボア部5内に流入する水分を塞き止める塞き止め凹部24、25とすることで、水分を塞き止め、水分がスロットルバルブ1に到達することを防止している。

[0035]

これにより、従来のように寒冷時にスロットルボディ6にエンジン冷却水を導入しなくても、スロットルバルブ1およびそのシャフト2が組み込まれるボア内

管22の全周囲に設けられる環状空間である塞き止め凹部24、25で塞き止められた水分がそこで凍結するだけであり、冬季等の寒冷時でのスロットルバルブ1のアイシングを防止できる。すなわち、スロットルバルブ1およびその周辺のボア内管22の内壁面が氷結する等の不具合を防止できるので、エンジンの不調を防止できる。

[0036]

車両の吸気システムの違いによりスロットルボディ6のボア部5内に流入する水分の流れ状況(ボア部5内への水分の流入の仕方)が異なったり、ISCバルブ9のバイパス通路35の搭載位置に応じて、ボア外管21の軸心に対してボア内管22の軸心を天地方向の地側に所定寸法だけ偏心させて配置することで、必要な位置で、必要な量の水分を塞き止めることが可能な塞き止め凹部24、25を設けることができるので、スロットルボディ6のボア部5の小型化と、スロットルバルブ1のアイシングの防止性能の向上とを両立させることができる。

[0037]

なお、スロットルボディ6のボア部5を小型化できるので、スロットルボディ6を一体成形する樹脂材または金属材の材料費を軽減することができる。また、エンジン冷却水をスロットルボディ6に導入することなく、スロットルバルブ1のアイシングを防止できるので、エンジン冷却水をスロットルボディ6に導入するための温水配管を廃止することができる。これにより、従来のスロットルバルブ装置と比較して大幅なコストダウンを図ることができる。

[0038]

[第2実施形態]

図3および図4は本発明の第2実施形態を示したもので、図3はスロットルバルブ装置を示した図で、図4はスロットルボディのボア部構造を示した図である

[0039]

本実施形態のスロットルボディ6のボア部5は、第1実施形態と同様に、耐熱性樹脂で一体成形することにより、ボア外管21内にそれよりも空気の流れ方向の寸法が短いボア内管22を偏心させて配置した二重管構造に形成している。ま

た、本実施形態のスロットルボディ6のボア部5には、ボア外管21の内周とボア内管22の外周とを連結する隔壁37が一体成形されている。この隔壁37は、ボア内管22の軸心部より半径方向(水平方向)の両側に設けられており、ボア内管22と吸入空気の流れ方向の長さが同一で、且つボア外管21よりも吸入空気の流れ方向の長さが少し短くなるように形成されている。なお、隔壁37を吸入空気の流れ方向に対して天地方向の天側または地側に所定の傾斜角度だけ傾斜して設けても良い。そして、ボア外管21とボア内管22との間の環状空間は、全周に渡って隔壁23で仕切られ、この隔壁23よりも上流側の環状空間のみが吸気管の内周面を伝わってボア外管21内に流入する水分を塞き止める塞き止め凹部24とされている。その塞き止め凹部24は、スロットルバルブ1の上流側に向けて開口しており、上記の隔壁37によって、天地方向の天側の塞き止め凹部24と天地方向の地側の塞き止め凹部24とに区画されている。

[0040]

なお、隔壁23の図示上部側は、ボア外管21側よりもボア内管22側の方が空気の流れ方向に傾斜しており、隔壁23の図示下部側は、ボア外管21側よりもボア内管22側の方が空気の流れ方向に傾斜している。また、塞き止め凹部24の図示上部側は、塞き止め凹部24の図示下部側よりも径方向寸法が大きく形成されている。これにより、ボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)に、ISCバルブ9により開度が調節されるバイパス通路35の空気流入口31および空気流出口32を形成し易くなる。

[0041]

[第3実施形態]

図5は本発明の第3実施形態を示したもので、図5はスロットルボディのボア 部構造を示した図である。

[0042]

本実施形態の車両の吸気システムにおいては、エアクリーナ(図示せず)とスロットルボディ6のボア外管21の空気入口部15とを気密的に結び、内部を吸入空気が流れる吸気管10の空気出口部18よりも天地方向の地側にスロットルボディ6を配置している。すなわち、隔壁23よりも上流側の環状空間である塞

き止め凹部24の開口側が図示上方(天地方向の天側)を向くように、また、隔壁23よりも下流側の環状空間である塞き止め凹部25の開口側が図示下方(天地方向の地側)を向くようにスロットルボディ6を配置しており、広い側の塞き止め凹部24が吸気管10の内周面およびボア外管21の空気入口部15の内周面を水分が伝う側となるように、車両に搭載している。

[0043]

[第4実施形態]

図6は本発明の第4実施形態を示したもので、図6はスロットルボディのボア 部構造を示した図である。

[0044]

本実施形態では、第1、第2実施形態と異なり、ISCバルブの装着の無いスロットルボディ6である。そして、スロットルボディ6のボア部5は、円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を配置し、ボア外管21の軸心(中心)に対してボア内管22の軸心(中心)を天地方向の天側に偏心させた二重管構造に形成されている。これにより、天地方向の地側が内容積の大きい側の塞き止め凹部24、25が設けられる。この構造によって、吸気管10の内周面を伝ってボア外管21の空気入口部15内に流入した水分の量が多くても、塞き止め凹部24内でその多量の水分を塞き止めることができる。

[0045]

[第5実施形態]

図7および図8は本発明の第5実施形態を示したもので、図7はスロットルバルブ装置を示した図で、図8はスロットルボディのボア部構造を示した図である

[0046]

本実施形態のスロットルボディ6のボア部5は、図7および図8(a)に示したように、円管(円)形状のボア外管21内に円管(円)形状のボア内管22を部分的に配置した部分二重管構造に形成されている。そして、スロットルボディ6は、天地方向の地側に水分を溜める目的で、円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を偏心させることで、すなわち、ボア外管21の軸心とボア

内管22の軸心とを偏心させることで、ボア外管21の図示下壁部(天地方向の 地側の壁部)側の塞き止め凹部24、25の方を、ボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)側の塞き止め凹部24、25よりも内容積が大きく(広 く)なるように形成している。

[0047]

また、本実施形態では、スロットルバルブ1の上流側のスロットルボディ6のボア部5を、図7および図8(b)に示したように、円管(円)形状のボア外管21内に円管(円)形状のボア内管22を部分的に配置した部分二重管構造に形成し、且つスロットルバルブ1の下流側のスロットルボディ6を、円管形状のボア内管22のみで構成している。そして、ボア外管21とボア内管22との間に形成される三日月状空間は、ボア内管22のほぼ中央部よりボア外管21側へ一体的に延ばされた延長壁26で仕切られ、この延長壁26の上流側空間のみが吸気管の内周面を伝わってボア外管21内に流入する水分を塞き止める塞き止め凹部24とされている。その塞き止め凹部24は、スロットルバルブ1の上流側に向けて開口している。

[0048]

[第6実施形態]

図9および図10は本発明の第6実施形態を示したもので、図9はスロットルバルブ装置を示した図で、図10はスロットルボディのボア部構造を示した図である。

[0049]

本実施形態のスロットルボディ6のボア部5は、図9および図10(a)に示したように、楕円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を部分的に配置した部分二重管構造に形成されている。そして、スロットルボディ6は、天地方向の地側に水分を溜める目的で、楕円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を偏心させることで、すなわち、ボア外管21の軸心に対してボア内管22の軸心を天地方向の天側に偏心させている。ここで、本実施形態では、スロットルバルブ1の下流側のスロットルボディ6を、円管形状のボア内管22のみで構成している。

[0050]

そして、ボア外管21とボア内管22との間に形成される三日月状空間は、ボア内管22のほぼ中央部よりボア外管21側へ一体的に延ばされた延長壁26で仕切られ、この延長壁26よりも上流側の空間のみが吸気管の内周面を伝わってボア外管21内に流入する水分を塞き止める塞き止め凹部24とされている。その塞き止め凹部24は、スロットルバルブ1の上流側に向けて開口している。そして、スロットルボディ6のボア外管21の図示右端部には、吸気管の結合端面に気密的に取り付けられる取付用シール部27が設けられている。なお、取付用シール部27のシール面は、取付用シール部27の外周面である。

[0051]

本実施形態では、図9および図10(b)に示したように、スロットルバルブ1の上流側のスロットルボディ6のボア部5を、楕円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を部分的に配置した部分二重管構造に形成し、且つスロットルバルブ1の下流側のスロットルボディ6を、円管形状のボア内管22のみで構成している。また、スロットルボディ6のボア外管21の図示右端部には、吸気管の結合端面に気密的に取り付けられる取付用フランジ部28が設けられている。なお、取付用フランジ部28の図示右端面である。

[0052]

本実施形態のスロットルボディ6のボア部5は、図9および図10(c)に示したように、楕円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を部分的に配置した部分二重管構造に形成されている。そして、スロットルボディ6は、天地方向の地側に水分を溜める目的で、楕円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を偏心させることで、すなわち、ボア外管21の軸心に対してボア内管22の軸心を天地方向の天側に偏心させることで、ボア外管21の図示下壁部(天地方向の地側の壁部)側の塞き止め凹部24、25の方を、ボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)側の塞き止め凹部24、25よりも内容積が大きく(広く)なるように形成している。

[0053]

[第7実施形態]

図11および図12は本発明の第7実施形態を示したもので、図11はスロットルバルブ装置を示した図で、図12はスロットルボディのボア部構造を示した図である。

[0054]

本実施形態では、スロットルボディ6のボア外管21内に、スロットルバルブ1およびそのシャフト2が組み込まれるボア内管22を配置することで、スロットルボディ6を部分二重管構造に形成している。そして、ボア外管21とボア内管22との間に形成される三日月状空間は、隔壁23よりも上流側の空間(主に図示上部側に設けられる空間)が塞き止め凹部24とされ、隔壁23よりも下流側の空間(主に図示下部側に設けられる空間)が塞き止め凹部25とされている

[0055]

また、スロットルボディ6のボア部5は、ISCバルブ9のバイパス通路35の空気流入口31または空気流出口32への水分の流入防止を優先させる目的で、円管形状のボア外管21内に円管形状のボア内管22を偏心させることで、すなわち、ボア外管21の軸心に対してボア内管22の軸心を天地方向の地側に偏心させることで、バイパス通路35側、つまりボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)側の塞き止め凹部24、25の方を、バイパス通路35とは逆側、つまりボア外管21の図示下壁部(天地方向の地側の壁部)側の塞き止め凹部24、25よりも内容積が大きく(広く)なるようにしている。

[0056]

そして、本実施形態のスロットルボディ6のボア内管22の図示上部は、隔壁23の内周部からエンジンへの吸入空気の流れ方向の上流側に向けて延びるように、しかも吸入空気の流れ方向に対してボア内管22の軸心側に所定の傾斜角度だけ傾斜して設けられている。また、スロットルボディ6のボア内管22の図示下部は、隔壁23の内周部からエンジンへの吸入空気の流れ方向の下流側に向けて延びるように、しかも吸入空気の流れ方向に対してボア内管22の軸心側に所定の傾斜角度だけ傾斜して設けられている。

[0057]

これにより、天地方向の地側に設けられた塞き止め凹部24は、スロットルバルブ1の上流側に向かって開口度合が徐々に大きくなるように設けられ、第1実施形態よりも更に多くの水分を溜めることができる。また、天地方向の天側に設けられた塞き止め凹部25は、スロットルバルブ1の下流側に向かって開口度合が徐々に大きくなるように設けられ、第1実施形態よりもISCバルブ9のバイパス通路35の空気流出口32への水分の流入を防止することができる。

[0058]

[他の実施形態]

本実施形態では、本発明を、アクセルペダルの踏み込み量をワイヤーケーブルを介して機械的にスロットルレバー3およびシャフト2に伝えて、スロットルバルブ1を作動させるようにしたスロットルバルブ装置に適用した例を説明したが、本発明を、減速歯車機構を介してモータによりバルブギヤを回転駆動して、スロットルバルブ1およびそのシャフト2を作動させるようにしたスロットル制御装置に適用しても良い。この場合には、シャフト2の端部にバルブギヤをスクリュー等の締結具を用いて締め付け固定しても良いし、シャフト2の端部にバルブギヤを一体的に設けても良い。

[0059]

本実施形態では、ISCバルブ9の弁体36に開度が調節されるバイパス通路35の空気流入口31または空気流出口32をスロットルボディ6のボア外管21の天地方向の天側に設けたが、ISCバルブ9の弁体36に開度が調節されるバイパス通路35の空気流入口31または空気流出口32をスロットルボディ6のボア外管21の天地方向の地側または水平方向の片側に設けても良い。

[0060]

また、エンジンの吸気管に、PCVバルブ(ブローバイガスをクランクケースからインテークマニホールドまたはエアクリーナ等の吸気系に還流し、再燃焼させるブローバイガス還元装置に用いられる流量調整弁)により開度が調節されるブローバイガス還元流路の出口孔を設けても良い。また、ボア外管21の図示上壁部(天地方向の天側の壁部)に、ブローバイガス還元装置(PCV)の出口孔

または蒸散防止装置のパージ用チューブが取り付けられていても良い。

[0061]

本実施形態では、耐熱性樹脂材によりスロットルボディ6を一体成形しているが、アルミニウムダイカストまたは金属材によりスロットルボディ6を一体的に 形成しても良い。また、金属材によりスロットルバルブ1およびそのシャフト2 を製造しているが、耐熱性樹脂材によりスロットルバルブ1およびそのシャフト 2を一体成形しても良い。

[0062]

本実施形態では、耐熱性樹脂材によりスロットルボディ6の天地方向の地側にのみ塞き止め凹部24を形成し、この塞き止め凹部24をスロットルバルブ1の上流側に向けて開口させるようにしているが、耐熱性樹脂材またはアルミニウムダイカストまたは金属材によりスロットルボディ6の天地方向の地側にのみ塞き止め凹部25を形成し、この塞き止め凹部25をスロットルバルブ1の下流側に向けて開口させるようにしても良い。

【図面の簡単な説明】

【図1】

スロットルバルブ装置を示した概略図である(第1実施形態)。

【図2】

スロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第1実施形態)。

【図3】

スロットルバルブ装置を示した概略図である(第2実施形態)。

【図4】

スロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第2実施形態)。

【図5】

スロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第3実施形態)。

【図6】

スロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第4実施形態)。

【図7】

スロットルバルブ装置を示した概略図である(第5実施形態)。

【図8】

(a)、(b)はスロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第5 実施形態)。

【図9】

スロットルバルブ装置を示した概略図である(第6実施形態)。

【図10】

(a)~(c)はスロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第6 実施形態)。

【図11】

スロットルバルブ装置を示した概略図である(第7実施形態)。

【図12】

スロットルボディのボア部構造を示した断面図である(第7実施形態)。

【図13】

スロットルボディのボア部構造を示した概略図である(従来の技術)。

【図14】

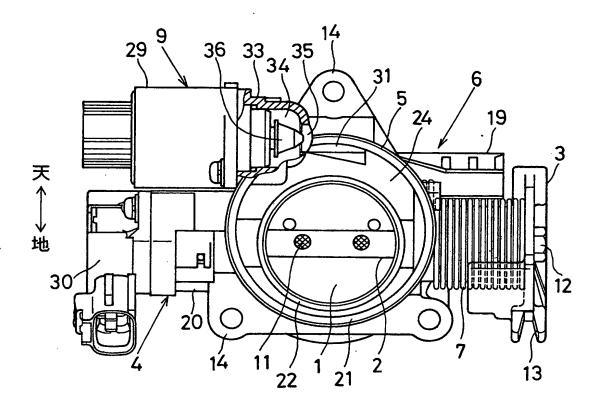
スロットルボディのボア部構造を示した概略図である(従来の技術)。

【符号の説明】

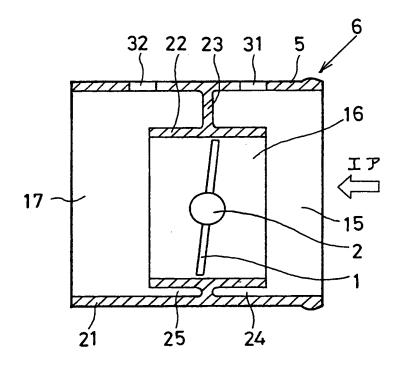
- 1 スロットルバルブ
- 2 シャフト
- 5 ボア部
- 6 スロットルボディ
- 16 吸気通路
- 21 ボア外管
- 22 ボア内管
- 23 隔壁
- 24 塞き止め凹部
- 25 塞き止め凹部
- 26 延長壁

【書類名】 図面

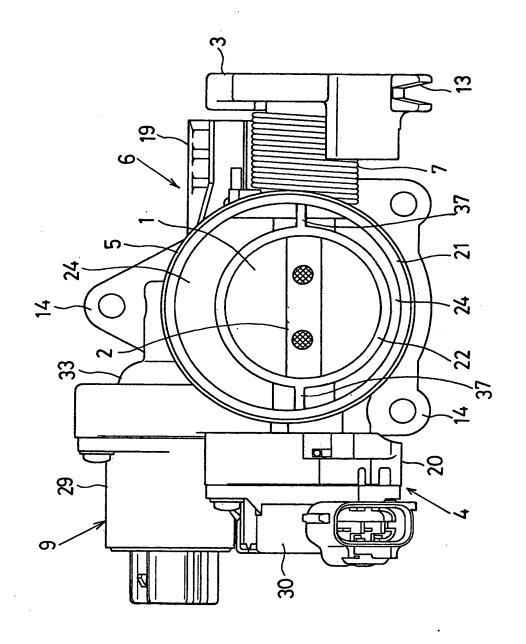
【図1】



【図2】

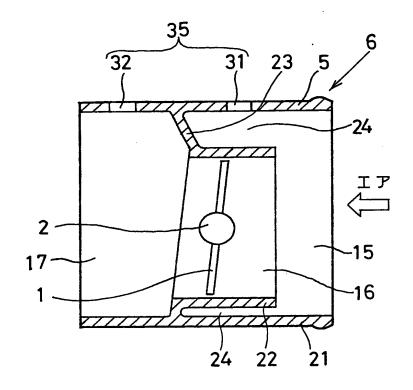


【図3】

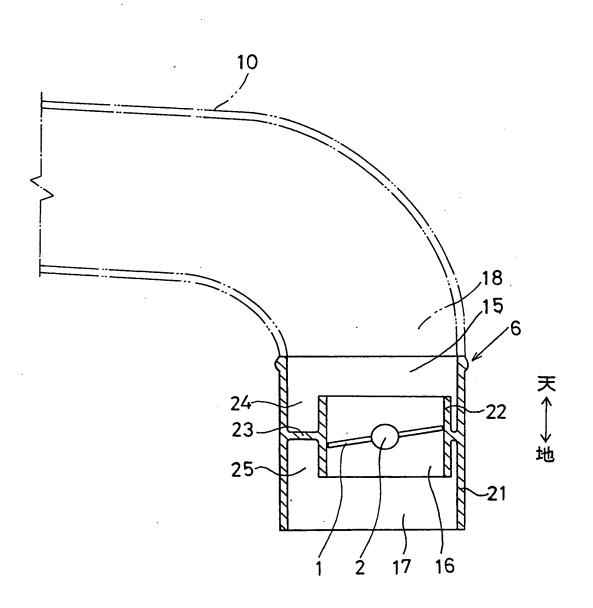


₭←───地

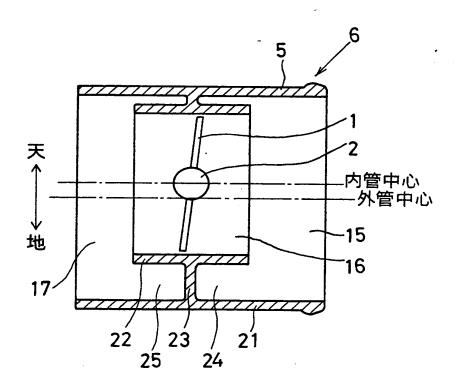
【図4】



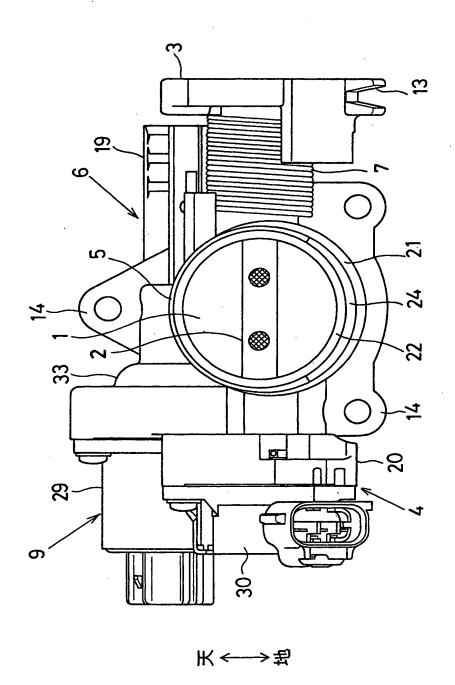
【図5】



【図6】

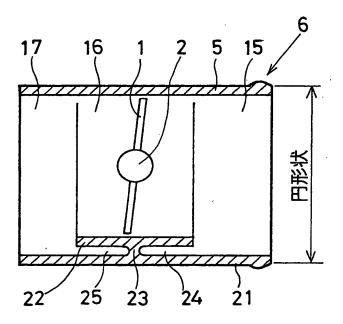


【図7】

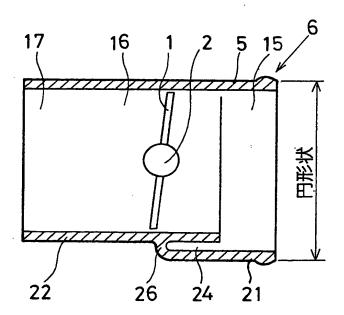


【図8】

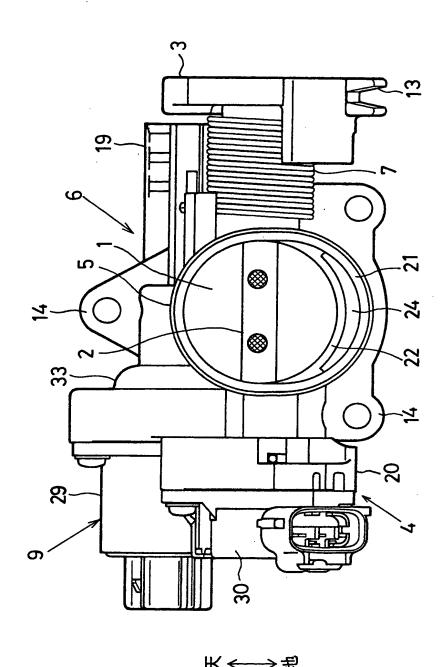
(a)



(p)

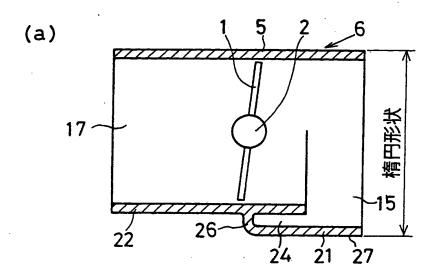


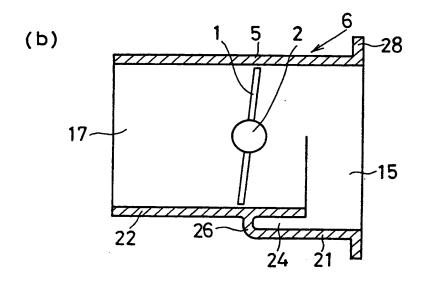
【図9】

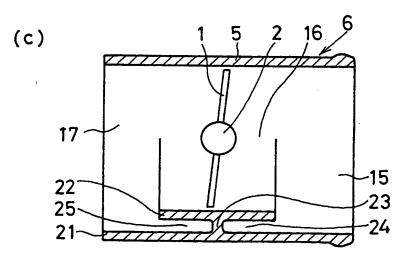


出証特2003-3051077

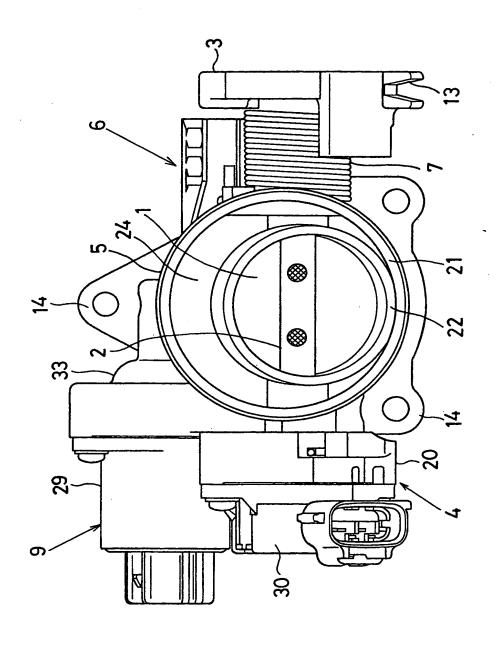
【図10】





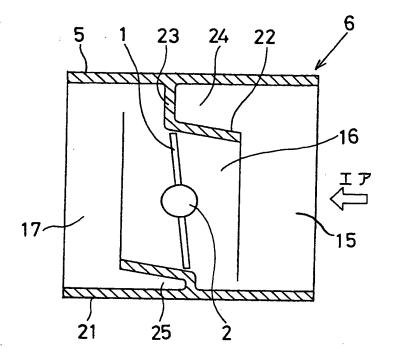


【図11】

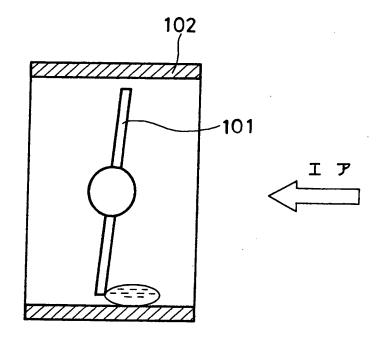


₭←──→地

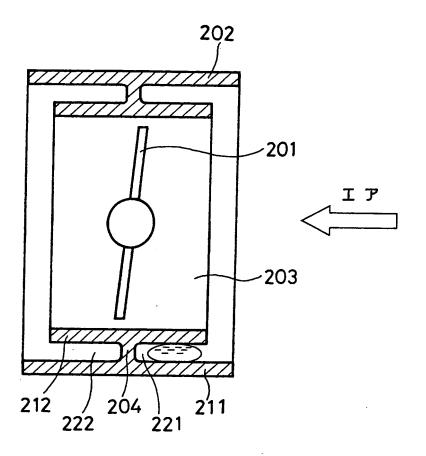
【図12】



【図13】



【図14】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 スロットルボディ6のボア部5の小型化を図りながらも、スロットルボディ6内に流入する水分の流れ状況に応じた最適な位置で、且つ必要な大きさの塞き止め凹部24、25を設けるようにする。

【解決手段】 ISCバルブの弁体により開度が調節されるバイパス通路の空気流入口31または空気流出口32への水分の流入防止を優先させる目的で、円管形状のボア外管21の軸心に対して円管形状のボア内管22の軸心を天地方向の地側に偏心させて配置することで、スロットルボディ6のボア部5を二重管構造に形成している。これにより、バイパス通路側の方の塞き止め凹部24、25を、バイパス通路とは逆側の塞き止め凹部24、25よりも内容積が大きくなり、スロットルボディ6のボア部5の体格の小型化と、スロットルバルブ1のアイシング防止性能の向上とを両立させることができる。

【選択図】 図2

出願人履歷情報

識別番号

[000004260]

1. 変更年月日

1996年10月 8日

[変更理由]

名称変更

住 所

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地

氏 名

株式会社デンソー